# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

05-346297

(43)Date of publication of application: 27.12.1993

(51)Int.Cl.

F28F 9/02

F28F 9/26

(21)Application number: 04-180301

(71)Applicant: NIPPON LIGHT METAL CO LTD

(22)Date of filing:

15.06.1992

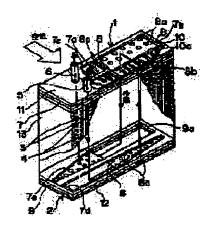
(72)Inventor: MURAMATSU KOICHI

OGASAWARA AKINORI

#### (54) HEAT EXCHANGER

(57)Abstract:

PURPOSE: To provide a heat exchanger in which heat transfer performance is improved, which has a small size, a light weight and easy manufacture by feeding heat medium uniformly. CONSTITUTION: One end of a plurality of flat hollow heat exchanging tubes 3 for evaporating refrigerant are connected to a first header 1 in which refrigerant of gas/liquid phase is introduced. A second header 2 in which refrigerant is gathered and dispersed to the tubes 3 is connected to the other ends of the tubes 3. A chamber 7a for conducting as a heat medium passage and a dispersing chamber 9a for dispersing the refrigerant are formed in the headers 1, 2, and a dispersing unit 8 having a plurality of openings 8a arranged between both the chambers to disperse the refrigerant is formed. Thus, the refrigerant is uniformly dispersed when passed through passage chambers 7a, 7d and the openings 8a of the headers 1, 2 to flow to the tubes 3 to cool the air in contact with the air.



BEST AVAILABLE COPY

## **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(19)日本国特許庁 (JP)

## (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平5-346297

(43)公開日 平成5年(1998)12月27日

(51)Int.CL<sup>5</sup>
F 2 8 F 9/02

301 D 9141-3L9141-3L

F I

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数5(全 7 頁)

(21)出題巻号

(22)出駐日

特顯平4-180301

平成 4年(1992)6月15日

(71)出題人 000004743

日本堅金具株式会社

東京都港区三田3丁目13番12号

(72)発明者 村松 剛一

静岡県庵原郡語原町蒲原161香地 日本経

金属株式会社羂原熱交製品工場内

(72)発明者 小笠原 明徳

静岡県庵原郡湾原町蒲原161舎蚫 日本軽

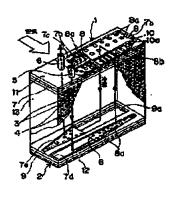
金属珠式会社篇原象交製品工場内

(74)代理人 弁理士 中本 菊彦

## (54)【発明の名称】 鉄交換器

## (57)【要約】

【目的】 熱媒体を均一に流して伝熱性能の向上を図り、かつ小型、軽量で製作容易な熱交換器を提供する。 【構成】 気液二相の冷媒が導入される第1のヘッダが1化、冷媒を蒸発させる複数の偏平中空状の熱交換管3の一端を接続する。熱交換管3の他端に、冷媒を集合して熱交換管3に分散する第2のヘッダ部2を接続する。第1及び第2のヘッダ部1、2に、熱媒体通路を司るを持入し、これら両室間に配設されて冷媒を分散する接数の関口8 a を有する分散部8を形成する。これにより、冷媒は第1及び第2のヘッダ部1、2の道路室7a、7d及び分散用関口8 a を通過する際に均一に分散されて熱交換管3内に流れ、空気と接触して空気を冷却する。



特闘平5-346297

## 【特許請求の範囲】

【記求項1】 気液二相の熱媒体が導入される第1のへ ッダ部と、その一端が第1のヘッダ部に接続され、第1 のヘッダ部内の熱媒体が分散されてその内部を通過し、 液钼熱媒体を熱交換させる複数の偏平中空状の熱交換管 と、これら熱交換管の他端が接続され、これら熱交換管 を通過した熱媒体を集合し、他の熱交換管に分散する第 2のヘッダ部とを具備する熱交換器において、

上記第1及び第2のヘッダ部に、熱媒体通路を司る室 ると共に、これら両室間に配設されて熱媒体を分散する 複数の関口を有する分散部を形成してなることを特徴と する熱交換器。

【諸求項2】 熱媒体通路を司る室を有するアルミニウ ム合金製板と、分散室を有するアルミニウム台金製板及 び分散用の複数の関口を有するアルミニウム台金製板と を互いに論層接着したことを特徴とする請求項1記載の 熱交換器。

【請求項3】 熱媒体通路を司る室を有するアルミニウ ム合金製板と、分散室を有するアルミニウム合金製板及 20 ()号公報参照)。 び分散用の複数の関口を有するアルミニウム合金製板に おける一部を、ろう材をクラッドした板又はろう材を塗 布した板にて形成してなることを特徴とする請求項2記 成の熱交換器。

【語求項4】 熱媒体通路を司る室の面積を、熱媒体流 入側近傍から遠方側に向って漸次狭小に形成してなると こを特徴とする請求項1記載の熱交換器。

【諸求項5】 分散部の開口の関口率を、熱媒体の癒入 側近傍から遠方側に向って漸次大きく形成したことを特 敬とする請求項 1 記載の熱交換器。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】この発明は熱交換器に関するもの で、例えば自動車に搭載される空気調和用の蒸発器等と して使用される熱交換器に関するものである。

[0002]

【従来の技術】従来のこの種の熱交換器は、冷媒の蒸発 潜熱を空気の冷却に用いて自動車内を冷房するために用 いられており、常に伝熱性能のより高い蒸発器の開発が りコンパクトで、より軽量な蒸発器又はより厚さの薄い 蒸発器が要求されている。

【0003】従来のこの種の熱交換器として、サーベン タイン型、両タンク補層型及び片タンク補層型のいずれ かが使用されている。このうち、サーベンタイン型は偏 平中空状の熱交換管を蛇行状に折曲し、その間にコルゲ ートルーパフィンを挿入したタイプであり、積層型はブ レートを重ねて冷媒の通路とすると共に、プレートの― 蟷を加工してヘッダ部としたタイプであり、ヘッダ部が 型に分けられる。

【0004】また、蒸発器の伝熱性能は、その一つの目 安として単位体積当りの冷房能力で表されており、サー ペインタイン型より両タンク綺層型。両タンク積層型よ り片タンク論層型と単位体積当りの治房能力がより大き いものが関発され、蒸発器の変遷につながっている。

【0005】従来のこの種の片タンク積層型熱交換器 は、図9に示すように、気波二相冷媒が導入されるヘッ ダータンクaと、このヘッダータンクaに接続する複数 と、上記熱交換管に熱媒体を分散する分散室とを形成す。10 のプレート ) にて形成される熱媒体道路 c と、プレート b. b間に配置される熱交換用フィンdとで主要部が棒 成され、ヘッダータンクa内を仕切板eをもって区画す ると共に、熱媒体通路でを中央仕切りによって区画し、 また、プレートDの壁面に凹凸リブgを設けた構造とな っている。

> 【0006】また、別の従来の論層型熱交換器として、 ヘッダータングに偏平中空状の熱交換管を接続し、ヘッ ダータンクを仕切にて区画した構造のものが使用されて いる (実闘平3-5085号公報、実闘平3-6438

[0007]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、従来の この種の熱交換器においては、いずれもヘッダータンク を単に仕切にて区画する構造であるため、ヘッダータン クに接続する呂熱媒体通路 c、熱交換管に均一に熱媒体 が流れずに不均一な流れとなる。したがって、任熱性能 が低下するという問題があった。この問題を解決する手 段として、ヘッダータンク内の仕切を細分化したり、熱 媒体通路で、熱交換管の通路断面積を変えることが考え ちれるが、この構造のものでは形状の異なる熱交換管等 を使用するため、構造が複雑になり、組立が面倒となる という問題がある。

【0008】また、一般に、気液二組流の蒸発器におけ る熱媒体通路内の液体の分布は表面張力の関係で通路内 面に液相が順を生成し、気体はその道路の中心を通過す る傾向がある。そして、蒸発の最も理想的な状態は、熱 媒体道路内面に薄い液相膜が均一に生成されることであ る。しかし、前者すなわち熱媒体通路でをプレートりに て構成するものにおいては、熱媒体道路で内面の液膜の 行われている。特に今日、自動車の軽量化が呼ばれ、よ 40 厚さに不均一が生じ、プレートりの凸部の上面が乾くた め、ドライアウトと称する現象が生じ、プレートbのM 部では熱媒体の液の流れ流路にあるため、液の厚さが厚 くなり、液体冷媒の厚さの不均一を招き、伝熱性能の低 下をきたすという問題があった。

> 【0009】また、熱交換管や熱媒体通路での伝熱性能 を高めることができても、直接伝熱性能に関係しないへ ッダ部の体積が熱交換器全体に占める割合が多くなる と、単位体論当りの冷房能力等につながらないという実 錆がある。

上下にある両タンク型とヘッダ部が片側にある片タンク 50 【0010】この発明は上記事情に鑑みなされたもの

特関平5-346297

で、熱媒体を均一に達して伝熱性能の向上を図り、かつ 小型、軽量で製作容易な熱交換器を提供することを目的 とするものである。

#### [0011]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため に、この発明の熱交換器は、気液二钼の熱媒体が導入さ れる第1のヘッダ部と、その一端が第1のヘッダ部に接 続され、第1のヘッダ部内の熱媒体が分散されてその内 部を通過し、液钼熱媒体を熱交換させる複数の偏平中空 状の熱交換管と、これら熱交換管の他端が接続され、こ 10 とができる。 れら熱交換管を通過した熱媒体を集合し、他の熱交換管 に分散する第2のヘッダ部とを具備する熱交換器を前提 とし、上記第1及び第2のヘッダ部に、熱媒体道路を司 る室と、上記熱交換管に熱媒体を分散する分散室とを形 成すると共に、とれら両室間に配設されて熱媒体を分散 する複数の関□を有する分散部を形成してなるものであ

【0012】この発明において、上記第1及び第2のへ ッダ部は、熱媒体通路を司る室を有するアルミニウム合 飲用の複数の開□を有するアルミニウム台金製板とを互 いに積層接着する機造とする方が好ましい。この場合、 更に好ましくは熱媒体通路を司る室を有するアルミニウ ム合金製板と、分散室を有するアルミニウム合金製板及 び分散用の複数の関口を有するアルミニウム合金製板に おける一部を、ろう材をクラッドした板又はろう材を塗 布した板にて形成する方がよい。

【0013】また、上記熱媒体通路を司る室の面積を、 熱媒体流入側近傍から遠方側に向って高次狭小に形成す る方が好ましい。また、上記分散部の開口の関口率を、 熱媒体の擁入側近傍から遠方側に向って漸次大きく形成 する方が好ましい。

## [0014]

【作用】上記のように構成されるこの発明の熱交換器に よれば、第1及び第2のヘッダ部に、熱媒体通路を司る 室と、熱交換管に熱媒体を分散する分散室とを形成する と共に、これら両室間に配設されて熱媒体を分散する彼 数の開口を有する分散部を形成することにより、第1の ヘッダ部に導入される気液二相の熱媒体は、第1のヘッ に流れて各熱交換管を流れ、熱交換管から第2のヘッダ 部の室内に流れた後、再び分散部にて分散されて分散室 を流れて熱交換管を流れる。したがって、熱媒体は均一 に熱交換管を流れて熱交換に否与することができる。

【0015】また、第1及び第2のヘッダ部を、熱媒体 通路を司る室を有するアルミニウム合金製板と、分散室 を有するアルミニウム合金製板及び分散用の複数の関口 を有するアルミニウム台金製板とを互いに補煙接着する 構造とすることにより、ヘッダ部を偏平なブロック状に る。この場合、その一部をろう材をクラッドした板又は ろう村を塗布した板にて形成することにより、熱交換器 の製作を容易にすることができる。

【0016】また、熱媒体道路を司る室の面積を、熱媒 体流入側近傍から遠方側に向って漸次狭小に形成するこ とにより、熱媒体を均一に分散して熱交換管に流すこと ができる。また、同様に分散部の関口の関口率を、熱様 体の流入側近傍から遠方側に向って漏次大きく形成する ことにより、熱媒体を均一に分散して熱交換管に流すこ

#### [0017]

【実施例】以下にこの発明の実施例を図面に基いて詳細 に説明する。この真施例ではこの発明の熱交換器を蒸発 器に適用した場合について説明する。

【0018】図1はこの発明の熱交換器の一例の断面斜 視図、図2は熱交換器の分解斜視図が示されている。

【0019】との発明の熱交換器は、気液二相の熱媒体 である冷媒が導入される第1のヘッダ部1と、その一端 が第1のヘッダ部1に接続され、第1のヘッダ部1内の 金製板と、分散室を有するアルミニウム合金製板及び分 20 冷媒が分散されてその内部を通過し、液相冷線を蒸発さ せる複数の偏平中型状の熱交換管3と、これら熱交換管 3の他端が接続され、これら熱交換管3を通過した冷峻 を集合し、他の熱交換管3に分散する第2のヘッダ部2 と、熱交換管3、3間に配置される熱交換用フィン4と で主要部が構成されている。

> 【0020】上記第1のヘッダ部1は、冷線入口配管5 及び冷媒出口配管6を接続するアルミニウム合金製天板 11と、冷媒通路を司る複數(図面では3つの場合を示 ず)の室7a、7b、7cを有するアルミニウム合金製 30 冷媒通路板7と、複数の分散用関口8 a と冷媒通路 28 りとを有するアルミニウム合金製分散板8 (分散部)

- と、分散された冷様を集中する複数(図面では4つの場 台を示す》の分散室 9 a を有するアルミニウム合金製分 散室板9と、熱交換管3の接台用長孔1() a を有するア ルミニウム台金製接台板10とで構成されている。この 場合、冷媒通路板7と分散室板9は両面にろう村がクラ ッド又は塗布された両面ろう付け板にて形成されてお
- り、接合板10は熱交換管側面にろう村がクラッド又は 塗布された片面ろう付け板にて彩成されている。したが ダ部の室内に流入した後、分散部にて分散して分散室内 40 って、ろう付け接合により、簡単に天板11、冷燥通路 板?、分飲板8、分散室板9及び接合板10を接着して 小体積の偏平矩形なブロック状の第1のヘッダ部を構成 することができる。

【0021】上記第2のヘッダ部2は、アルミニウム合 金製底板 12と、冷媒通路を司る複数(図面では2つの 場合を示す)の室7d,7eを有するアルミニウム合金 製冷媒連路板?と、複数の分散用闕口88と冷媒通路室 8bとを有するアルミニウム台金製分散板8(分散部) と、分散された冷線を集中する複数(図面では4つの場 形成することができ、その体績を狭小にすることができ 50 台を示す)の分散室9 & を有するアルミニウム合金製分

飲室板9と、熱交換管3の接合用長孔1()aを有するア ルミニウム合金製接合板10とで構成されている。この 第2のヘッダ部2は、上記第1のヘッダ部1と同様に、 冷媒道路板7と分散室板9は両面にろう材がクラッド又 は塗布された両面ろう付け板にて形成されており、接合 板10は熱交換管側面にろう材がクラッド又は釜布され た片面ろう付け板にて形成されている。この第2のヘッ ダ郎2も第1のヘッダ部1と同様にろう付けによって形 成される。

ッダ郎1、2において、冷媒運路板?に設けられる冷媒 施入側の室7a、7dずなわち第1のヘッダ部1におけ る冷媒入口配管5との接続部側、第2のヘッダ部2にお ける冷媒達入部側の夏7a、7gは、その面積が冷媒接 入側近傍から遠方側に向って漸次狭小に形成されてい る。また、分散板8の関口88の関口率は、冷媒の強入 側近傍から遠方側に向って漸次大きく形成されている。 ここでは、関口8aを円形の透孔にて形成し、その面積 を漸次大きくすることによって関口率を変えている。し たがって、冷媒は夏7a.7d及び開口8aを通って熱 20 ヘッダ部1,2内の区面が複雑となって好ましくない。 交換管3に強れる際に均一に分散される。

【0023】なお、上記実施例では、冷媒派入側の室で 8. 7 dの面積を冷媒流入側近傍から遠方側に向って漸 次狭小に形成し、かつ、分散板8の開口8 aの開口率 を、冷媒の強入側近傍から返方側に向って漸次大きく形 成した場合について説明したが、必ずしも度7a、7a の面積と関口8 a の関口率の双方を上述のようにする必 要はなく、少なくとも一方のみを上途のように形成して

【0024】一方、熱交換管3は、図2及び図8(a) に示すように、断面が儒平指円形状をなし、その内部に 複数の矩形状中空部38を設けたアルミニウム合金製押 **出形村にて形成されいる。このように形成される熱交換** 管3は、上方に位置する第1のヘッダ部1と下方に位置 する第2のヘッダ部2との間に垂直状に配設されて、接 合飯10を介して第1及び第2のヘッダ部1、2間に接 合されると共に、互いに平行に2列に配列さる。なお、 熱交換用フィン4はアルミニウム合金製部材にて形成さ れており、熱交換管3あるいは熱交換用フィン4のうち の少なくとも一方に付着されるろう村によってろう付け 接着することができる。また、熱交換管3の両側はサイ ドプレート13にて保持されている。

【0025】上記のように構成される熱交換器におい て、気液二相流の冷媒が冷媒入口配管5から導入される と、冷媒は冷媒道路度7aと分散用開口8aを通過する 際に分散化されて熱交換管3内を流れ、熱交換管3内を 確れた冷媒は集合されて第2のヘッダ部2に確れる(図 3参照)。第2のヘッダ部2において、冷媒は再び冷媒 通路室7 d及び分散用関口8 a を通る際に分散化されて 熱交換管3内を流れた後、景合されて再び第1のヘッダ 50 ける程、冷媒道路内の接液面積つまり冷媒側伝熱面積を

部1に流れ、冷媒出口配管6から排出される(図3及び 図4参照)。このように分散化されて熱交換管3内を流 れる冷媒は熱交換される空気と接触して蒸発して空気を 冷却する。

【0026】上記突施例では第1のヘッダ部1の上面に 冷媒入口配管5と冷媒出口配管6とを設け、冷媒を3回 迂回させる場合について説明したが、必ずしもこのよう な構造である必要はなく、例えば図5 (a) に示すよう に、第1のヘッダ部1の側面に冷媒入口配管5を接続し 【0022】上記のように構成される第1及び第2のへ 10 て冷媒を3回迂回させるようにした構造のもの。図5 (b) に示すように、第1のヘッダ部1の上面に冷媒入 口配管5を接続し、第2のヘッダ部2に冷媒出口配管6 を接続して冷媒を4回迂回させるようにした樺道のも の. あるいは. 図5 (c) に示すように、第1のヘッダ 部1の上面に冷媒入口配管5及び冷媒出口配管6を接続 して、冷媒を5回迂回させるようにした整造等としても よい。また、冷媒の迂回が6回以上になると、室の一室 当りの冷媒の流出する熱交換管3の数が少なくなり、冷 媒流速が速くなって、冷媒道路抵抗が増大すると共に、 したがって、冷媒の迂回敷は好ましくは3~5回である 方がよい。更に、空気の流れと冷様を向途接触させる方 が伝熱性能を向上させることができる点で好ましい。 【10027】なお、冷媒入口配管5を第1のヘッダ部1 の側面に接続する場合には、分散板8による冷燥の分散 を効率良く行わせる必要がある。したがって、冷媒入口 配管5を第1のヘッダ部1の側面に接続する場合には、 図6に示すように、冷媒の流入方向に沿って分散板8を 上り勾配状に傾斜させる方がよい。

【0028】また、上記実施例では分散板8に設けられ る開口8 a が円形の透孔にて形成される場合について設 明したが、必ずしもこのような構造である必要はなく、 例えば図7(a)ないし(d)に示すように、冷媒の流 入側近傍から遠方側に向って漸次関口率が大きくなるよ うに、位置あるいは大きさの異なる直状あるいは三角状 のスリットにて開口8 aを形成してもよい。

【0029】また、上記実施例では、図2及び図8

(a) に示すように、熱交換管3の冷媒通路の断面形状

が矩形状中空部3aである場合について説明したが、熱 交換管3の冷媒道路の断面形状は必ずしも矩形状中空部 3aである必要はなく、例えば図8(b)に示すような 三角状の中空部3りとしてもよく、あるいは、図8 (c)に示すように、熱交換管3の中空部3c内を波形 状性切3 aにて区画するようにしたものであってもよ い。但し、熱交換管3の冷媒通路の内面にほぼ均一の厚 さの変膜を生成させることにより、伝熱性能の向上を図 ることができるので、この点を考慮する必要がある。例 えば、冷媒通路の新面形状が矩形状の場合には、熱交換 管3の仕切の厚さを一辺とする正方形に近づければ近づ

増大させ、かつ、液体冷媒膜の厚さを薄くすることがで

【0030】また、上記実施例では、第1のヘッダ部1 及び第2のヘッダ部2をそれぞれ冷媒道路板7. 分散板 8及び分散変数9等の複数のアルミニウム台金製板を請 磨接着した構造のものについて説明したが、必ずしもこ のような構造とする必要はなく、周辺部を折曲したプレ ス成形板と分散板8とを組合せて第1及び第2のヘッダ 部1.2を形成してもよい。

### [0031]

【発明の効果】以上に説明したように、この発明の熱交 換によれば、上記のように構成されているので、以下の ような効果が得られる。

【0032】1)請求項1記載の熱交換器によれば、第 1及び第2のヘッダ部に、熱媒体通路を司る室と、熱交 換管に熱媒体を分散する分散室とを形成すると共に、こ れら両室間に配設されて熱媒体を分散する複数の開口を 有する分散部を形成するので、熱媒体を均一に熱交換管 内を流すことができ、伝熱性能の向上を図ることができ る。

【0033】2)請求項2記載の熱交換器によれば、第 1及び第2のヘッダ部を、熱媒体通路を司る室を有する アルミニウム合金製板と、分散室を有するアルミニウム 台金製板及び分散用の複数の関口を有するアルミニウム 台金製板とを互いに補煙接着するので、ヘッダ部を偏平 矩形なプロック状に形成することができると共に、その 体積を狭小にすることができ、熱交換器の小型化を図る ことができる。

【0034】3)請求項3記載の熱交換器によれば、熱 媒体道路を司る室を有するアルミニウム合金製板、分散 30 7 冷媒通路板 室を有するアルミニウム合金製板及び分散用の複数の関 口を有するアルミニウム合金製板の一部を、ろう村をク ラッドした板又はろう材を塗布した板にて形成するの で、熱交換器の製作を容易にすることができる。

【0035】4)請求項4記載の熱交換器によれば、熱\*

\* 媒体通路を司る室の面積を、熱媒体流入側近傍から遠方 側に向って漸次狭小に形成するので、熱媒体を容易に均 一に分散することができ、伝熱性能をより一層向上させ ることができる。

【0036】5)請求項5記載の熱交換器によれば、分 散部の関目の関目率を、熱媒体の流入側近傍から遠方側 に向って漸次大きく形成するので、熱媒体を容易に均一 に分散することができ、伝熱性能をより一層向上させる ことができる。

### 【図面の簡単な説明】

【図1】この発明の熱交換器の一例を示す筋面斜視図で ある。

【図2】この発明の熱交換器の分解斜視図である。

【図3】図1の熱媒体流入側の縦断面図である。

【図4】図1の熱媒体達出側の縦断面図である。

【図5】この発明における熱媒体の別の確略形態を示す 鉄略斜視図である。

【図6】この発明における数媒体の別の施入形態を示す 概略斜視図である。

【 図 ? 】 この発明における分散板の別の形態を示す斜視 20 図である。

【図8】この発明における熱交換管の異なる形態を示す 断面図である。

【図9】従来の熱交換器の一例を示す断面斜視図であ る。

#### 【符号の説明】

- 1 第1のヘッダ部
- 2 第2のヘッダ部
- 3 熱交換管
- - 7a.7d 通路室
  - 8 分散板(分散部)
  - 8a 関口
  - 9 分散室板

[図9]

